

2005年1月6日 16:50

印刷機

P.18/23 1/1 ページ

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number : 2001-174188
 (43)Date of publication of application : 20.06.2001

(51)Int.Cl.

F28F 9/26
 B21D 41/04
 B21D 83/08
 F28F 1/02

(21)Application number : 11-357582

(71)Applicant : ZEXEL VALEO CLIMATE CONTROL CORP

(22)Date of filing : 16.12.1999

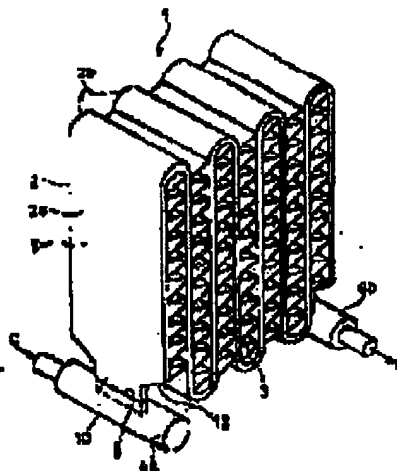
(72)Inventor : TAKANO AKIHIKO

(54) SERPENTINE TYPE HEAT EXCHANGER AND METHOD OF MANUFACTURING TUBE USED THEREFOR

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To promote a pressure resistance of the joint of a tube and a header tank in a serpentine type heat exchanger.

SOLUTION: The serpentine heat exchanger 1 is provided with a serpentine tube 2 with a plurality of refrigerant paths formed therein, a plurality of header tank 4a, 4b joined to predetermined positions of the tube 2 to communicate with the refrigerant paths, fins 3 interposed between opposed rectilinear parts 2a. In the heat exchanger 1, the width of joint part 10 of the tube 2 to the header tanks 4a, 4b is made smaller than that of the other part of the tube 2, and the cross sectional area of the refrigerant path at the joint part 10 of the tube 2 is made smaller than that of the refrigerant path in the other part.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C) 1998,2003 Japan Patent Office

<http://www19.ipdl.ncipi.go.jp/PA1/result/detail/main/wAAAAAq0gDA413174188P1.htm> 04/11/28

BEST AVAILABLE COPY

2005年 1月 6日 16:51

特許庁

P. 19/23

(12) 日本特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号

特開2001-174188

(P2001-174188A)

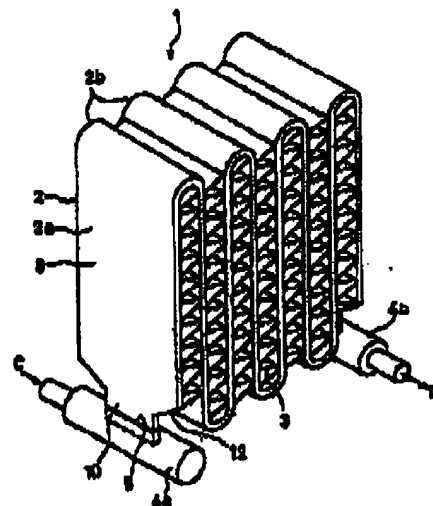
(43) 公開日 平成13年6月29日 (2001.6.29)

(11) Int. Cl.	特許番号	P 1	テーマ (参考)
F 2 8 P 9/28		F 2 8 P 9/28	B L 0 6 8
B 2 1 D 41/04		B 2 1 D 41/04	Z
B 2 1 D 41/04		B 2 1 D 41/04	Z
F 2 8 P 1/02		F 2 8 P 1/02	B

(54) 【発明の名称】 サーペンタイン型熱交換器及びこれに用いられるチューブの製造方法

(57) 【要約】

【課題】 サーペンタイン型熱交換器において、チューブとヘッダタンクとの接合部分の耐圧性を向上させる。
 【解決手段】 蛇行状に形成され内部に複数の冷媒通路が形成されたチューブ2と、該チューブ2の所定部分に接続され前記冷媒通路と連通する複数のヘッダタンク4a, 4bと、前記チューブ2の対面する直線部2a間に介在されるフィン3とを有するサーペンタイン型熱交換器1において、前記チューブ2の前記ヘッダタンク4a, 4bとの接続部分10の幅が、該チューブ2の他の部分の幅よりも小さく形成され、前記チューブ2の接続部分10における前記冷媒通路の断面幅が、前記他の部分における前記冷媒通路の断面幅よりも小さくなるようにする。



2005年 1月 6日 16:51

牛本 昭幸 敬

P. 20/23

特開2001-174188

(2)

1

【特許請求の範囲】

【請求項1】 蛇行状に形成され内部に複数の冷媒通路が形成されたチューブと、該チューブの所定部分に接続され前記冷媒通路と連通する複数のヘッダタンクと、前記チューブの対面する直線部分に介在されるフィンとを有するサーペンタイン型熱交換器において、

前記チューブの前記ヘッダタンクとの接続部分の幅が、該チューブの他の部分の幅よりも小さく形成され、前記チューブの接続部分における前記冷媒通路の断面積が、前記他の部分における前記冷媒通路の断面積よりも小さくなっていることを特徴とするサーペンタイン型熱交換器。

【請求項2】 上記請求項1に記載のサーペンタイン型熱交換器に用いられるチューブの製造方法であって、前記チューブを、該チューブの幅及び前記冷媒通路の断面積が該チューブの全長に亘って略同一となるように押し出し成形する第1の行程と、

前記チューブの接続部分のみを該チューブの幅が縮小する方向に加圧する第2の行程とを含むことを特徴とするサーペンタイン型熱交換器に用いられるチューブの製造方法。

【請求項3】 前記第2の行程において、前記チューブの接続部分を加圧するのに先立ち、前記接続部分の冷媒通路に中子を挿入しておくことを特徴とする請求項2記載のサーペンタイン型熱交換器に用いられるチューブの製造方法。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【発明の属する技術分野】 この発明は、空調装置等に用いられる熱交換器に関し、特に冷媒が流過するチューブが蛇行状に形成されたサーペンタイン型熱交換器及びこれに用いられるチューブの製造方法に関する。

【0002】

【従来の技術】 蒸気圧縮式冷凍サイクルの一部を構成する凝縮器等の熱交換器としては、従来から様々なタイプのものが利用されているが、その中の一つとして、直線部と折曲部とが交互に形成された蛇行状チューブと、この蛇行状チューブと連結するヘッダタンクを備えるサーペンタイン型熱交換器がある。

【0003】 通常、冷媒が流過するチューブとこのチューブに連通するヘッダタンクとを有して構成される熱交換器においては、このチューブとヘッダタンクとの接合部分が耐圧性の面で弱点となっている。しかし、上記サーペンタイン型熱交換器は、例えば直線部のみからなる直線状チューブを多数平行に配しこれら直線状チューブの両端部がそれぞれ2つのヘッダタンクと連結するタイプの熱交換器に比べて、チューブとヘッダタンクとの接合部分が少ないため、耐圧性に優れるという特性を持っている。

【0004】

2

【発明が解決しようとする課題】 しかしながら、例えば二酸化炭素等の臨界圧力が高い冷媒を用いた冷凍サイクルにおいては、凝縮器等の熱交換器に極めて高い圧力がかかるため、サーペンタイン型の熱交換器を用いた場合であっても、チューブとヘッダタンクとの接合部分にかかる負荷は多大なものとなる。このため、チューブとヘッダタンクとの接合部分における耐圧性の向上が求められている。

【0005】 そこで、この発明は、サーペンタイン型熱交換器において、チューブとヘッダタンクとの接合部分の耐圧性を向上させることを目的とするものである。

【0006】

【課題を解決するための手段】

【0007】 上記課題を解決するために、この発明は、蛇行状に形成され内部に複数の冷媒通路が形成されたチューブと、該チューブの所定部分に接続され前記冷媒通路と連通する複数のヘッダタンクと、前記チューブの対面する直線部分に介在されるフィンとを有するサーペンタイン型熱交換器において、前記チューブの前記ヘッダタンクとの接続部分の幅が、該チューブの他の部分の幅よりも小さく形成され、前記チューブの接続部分における前記冷媒通路の断面積が、前記他の部分における前記冷媒通路の断面積よりも小さくなっているものである（請求項1）。

【0008】 このように、チューブのヘッダタンクとの接続部分のみを幅方向に縮小し、この接続部分の冷媒通路の断面積を縮小することにより、接続部分におけるチューブの厚さ方向にかかる力が減少する。これによれば、耐圧性を上げるためにチューブ全体を肉厚にしたリ、ヘッダタンクの接合部を肉厚にしたリする必要がないので、重量の増加や熱伝導率の悪化を招くことなく、耐圧性の高いサーペンタイン型熱交換器を製造することができる。

【0009】 また、この発明は、上記請求項1に記載のサーペンタイン型熱交換器に用いられるチューブの製造方法であって、前記チューブを、該チューブの幅及び前記冷媒通路の断面積が該チューブの全長に亘って略同一となるように押し出し成形する第1の行程と、所定の加圧手段により、前記チューブの接続部分のみを該チューブの幅が縮小する方向に加圧する第2の行程とを含むものである（請求項2）。

【0010】 これによれば、前記チューブは、先ず全長に亘って略同一の幅となるように、且つ冷媒通路の断面積及び形状が略同一となるように押し出し成形された後（第1の行程）、接続部分のみがプレス等の加圧手段により幅方向に圧縮されるが（第2の行程）、この第2の行程においてチューブの接続部分の幅が縮小する際、この接続部分の冷媒通路も自然に縮小される。例えば、前記第1の行程において冷媒通路の形状を断面円形とした場合、前記第2の行程における圧縮後には、接続

2005年 1月 6日 16:51

午木機油通所

P. 21/23

特開2001-174188

(3)

部分の冷媒通路は断面形状の円形となる。

【0011】また、接続部分の圧縮率はほとんど冷媒通路の縮小によりまかなわれるので、各冷媒通路間の間隔（肉厚）はほとんど変化することはない。これにより、チューブの剛性をアップさせるために、チューブを全長に渡って肉厚に形成した場合に比べて重量が軽くなると共に熱伝導効率の悪化も防ぐことができる。

【0012】また、前記第2の行程において、前記チューブを加圧するのに先立ち、前記接続部分の冷媒通路に中子を導入しておくことよい（請求項3）。

【0013】これによれば、プレス機等でチューブの接続部分を圧縮する際に、この接続部分の冷媒通路が完全に潰れてしまうことを防止することができる。

【0014】

【発明の実施の形態】以下、この発明の実施の形態を図面に基いて説明する。

【0015】図1に示すこの発明の第1の実施の形態に係る熱交換器1は、直線部2aと折曲部2bとが交互に形成された蛇行状のサーペンタインチューブ2（以下、単にチューブ2と表記する）と、このチューブ2の一端部及び他端部に連結した管状の流入用ヘッダタンク4a及び流出用ヘッダタンク4bと、チューブ2の直線部2a間にろう付け等により固定されたコルゲート状のフィン5とを有して構成されている。尚、このフィン5には、表面積を増大させる熱交換効率を向上させるためのルーバ（図示せず）が形成されているとよい。

【0016】図2及び図3に示すように、前記チューブ2の内周には、複数の断面円形状の冷媒通路11がこのチューブ2の軸方向に并列して形成されており、この冷媒通路11は、チューブ2の前記一端部から前記他端部まで連続している。これにより、外部から流入用ヘッダタンク4aに流入した冷媒は、チューブ2内部の冷媒通路11を蛇行状に通りフィン5を介して空気と熱交換した後、流出用ヘッダタンク4bを経て外部へ流出する。

【0017】前記チューブ2の両端は、前記ヘッダタンク4a、4bと接続する接続部分10であり、この接続部分10を除く部分を中間部分8と称する。前記中間部分8では、図2（a）、（b）に示すように、チューブ2の幅（図中上下方向の長さ）が略同一であると共に、冷媒通路11の断面が略円形状となっている。一方、前記接続部分10は、図3（a）に示すように、チューブ2の幅が前記中間部分8よりも小さくなっていると共に、図3（b）に示すように、内部の冷媒通路11はチューブ2の幅方向に潰されてチューブ2の厚さ方向（図中左右方向）に長い増円形状となっており、前記中間部分8における冷媒通路11に比べて断面積が小さくなっている。また、接続部分10と中間部分8との間には、なだらかな傾斜部12となっている。

【0018】また、図4に示す中間部分8の断面図にお

いて、冷媒通路11のチューブ幅方向の長さ（直径）を L_h 、冷媒通路11間の間隔を L_1 とし、また図5に示す接続部分10の断面図において、冷媒通路11'のチューブ幅方向の長さを L_h' 、冷媒通路11'間の間隔を L_1' とすると、 $L_h' < L_h$ であり、且つ $L_1' < L_1$ となっている。即ち、接続部分10の冷媒通路11'は中間部分8の冷媒通路11に比べて断面積が小さくなっているが、冷媒通路11'の間隔については、中間部分8の冷媒通路11の間隔と同様ということである。

【0019】前記流入及び流出用ヘッダタンク4a、4bには、前記チューブ2の接続部分10の形状に合わせて連結口5がそれぞれ形成されている。この連結口5に、前記チューブ2の接続部分10を差し込み、ろう付け等により固定する。

【0020】上記構造の熱交換器1によれば、チューブ2とヘッダタンク4a、4bとの接続部分10の冷媒通路11'が中間部分8よりも狭くなっているために、冷媒Cの単位時間の流速量が減少し、この接続部分10にかかる圧力が減少するので、チューブ2とヘッダタンク4a、4bとの接続部分の剛性を向上させることができる。これにより、チューブ2の全体、又はヘッダタンク4a、4bの連結口5付近の肉厚を厚く形成する必要がなくなるため、重量の増加や熱伝導効率の低下を招くことなく、熱交換器1の剛性を向上させることができる。また、チューブ2をヘッダタンク4a、4bの連結口5に差し込む際に、前記接続部分10の傾斜部12がストッパー役をばたすので、組付け作業性が向上する。

【0021】次に、図6及び図7（a）、（b）を参照して、上記チューブ2の製造方法を説明する。

【0022】先ず、図8に示すように、第1の行程において、公知の押し出し成形法により、チューブ2を、チューブ2の幅及び冷媒通路11の断面積がチューブ2の全長に渡って略同一となるように成形する。次に、第2の行程において、所定のプレス機15を用いて、前記接続部分11をチューブ2の幅を縮小させる方向に圧縮する。

【0023】図7（a）、（b）は、前記第2の行程において、前記チューブ2の接続部分10を形成する際の作業を示すものである。先ず、図7（a）に示すように、チューブ2の端部から冷媒通路11にCの冷媒通路11と同形の断面円形状の中子20を導入する。その後、図7（b）に示すように、プレス機15により、チューブ2端部の幅を狭める方向に両側から加圧する。また、このプレス機15には、チューブ2端部とは反対側に圧縮する部分に斜面16が形成されていることにより、前記接続部分10と中間部分8との間がなだらかな傾斜部12となる。

【0024】これにより、チューブ2端部の幅が縮小す

2005年 1月 6日 16:52

特許審判部

P. 22/23

(4)

特許2001-174188

ると同時に、冷媒通路11'の断面積も自然に小さくなることによって、前記接続部分10を形成することができる。更に、前記中子12が冷媒通路11'に挿入されていることにより、冷媒通路11'が完全に潰れてしまうことを防止しつつ、断面積の縮小を行うことができる。尚、前記中子12を使用しなくとも、上記成形法は実行可能である。

【0025】また、図1には、1つのチューブ2の両端部にそれぞれ流入用ヘッダタンク4aと流出用ヘッダタンク4bとを接続する構造のサーペンタイン型熱交換器1を示したが、この発明はこの構成に限られるものではなく、チューブ2の中間部に更にヘッダタンクを接続する等の構成においても適用できるものである。

【0026】

【発明の効果】以上のように、この発明によれば、チューブ又はヘッダタンクの肉厚を厚くすることなく、チューブとヘッダタンクとの接続部分の耐圧性を向上させることができる。このため、重量の増加や熱伝導率の低下を招くことなく、サーペンタイン型熱交換器の耐圧性を向上させることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】図1は、この発明に係るサーペンタイン型熱交換器を示す斜視図である。

【図2】図2(a)は、この発明に係るチューブの中間部分の横の形状を示す上面図であり、図2(b)は、該チューブ内部の冷媒通路の形状を示す図2(a)のA-A'断面図である。

【図3】図3(a)は、この発明に係るチューブの接続部分の横の形状を示す上面図であり、図3(b)は、該*

*チューブ内部の冷媒通路の形状を示す図3(a)のB-B'断面図である。

【図4】図4は、チューブの中間部分における断面図である。

【図5】図5は、チューブの接続部分における断面図である。

【図6】図6は、この発明に係るサーペンタイン型熱交換器に用いられるチューブの製造方法を示す説明図である。

【図7】図7(a)は、この発明に係るサーペンタイン型熱交換器に用いられるチューブの製造方法の第2の行程におけるチューブの圧縮前の状態を示す説明図であり、図7(b)は、該第2の行程におけるチューブの圧縮後の状態を示す説明図である。

【符号の説明】

1 サーペンタイン型熱交換器

2 チューブ

3 フィン

4a 流入用ヘッダタンク

4b 流出用ヘッダタンク

5 減圧口

9 中間部分

10 接続部分

11, 11' 冷媒通路

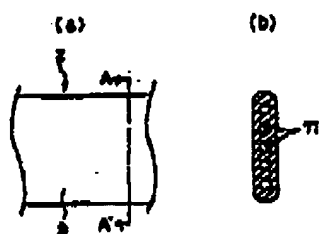
12 傾斜部

15 プレス器

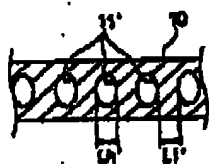
20 中子

C 冷媒

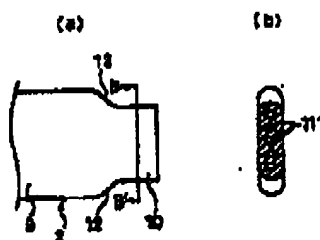
【図2】



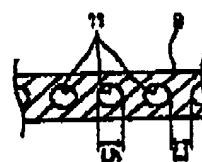
【図3】



【図3】



【図4】



2005年1月6日 16:52

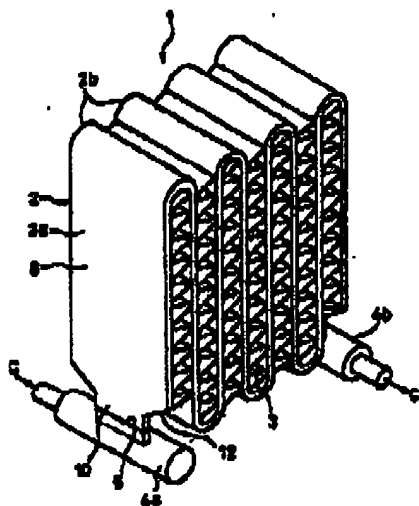
牛林精博

P. 23/23

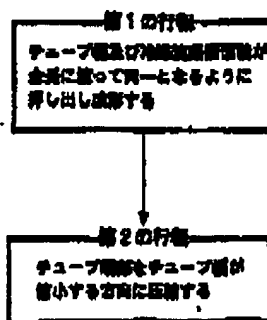
(5)

特開2001-174188

【図1】

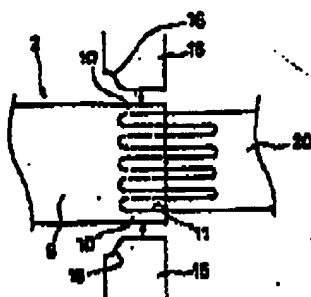


【図6】

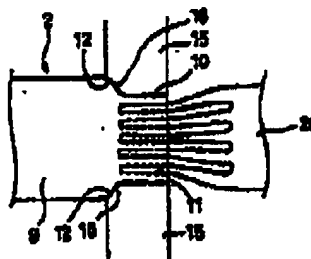


【図7】

(a)



(b)



**This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning
Operations and is not part of the Official Record**

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

☐ BLACK BORDERS

☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES

☒ FADED TEXT OR DRAWING

☒ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING

☐ SKEWED/SLANTED IMAGES

☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS

☐ GRAY SCALE DOCUMENTS

☐ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT

☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY

☐ OTHER: _____

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.